Translation of Reference (3)

Publication No. 2000-240735
Date of Publication: September 5, 2000

Relevant Portion: [0003]

A planetary gear shaft having a cantilever support structure causes a problem: when a planetary gear or the like is heavily loaded, a planetary gear shaft is bent; as a result, teeth of the gears fail to engage with each other desirably. In view of this, there has been proposed a planetary gear shaft 50 that is formed as a double structure (sleeved planetary gear shaft) comprising a spindle 51 and a sleeve 52 (refer to British Patent No. 1,101,131), as shown in Fig. 9 (a). With this structure, only the spindle 51 is bent even when the planetary gears are heavily loaded, and the sleeve 52 or teeth of a planetary gear 53 are subjected to translational motion, so as to facilitate load distribution.

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2000-240735 (P2000-240735A)

(43)公開日 平成12年9月5日(2000.9.5)

(51) Int.Cl.7

識別配号

FΙ

テーマコード(参考)

F 1 6 H 1/28

B 2 1 D 22/14

F 1 6 H 1/28 B 2 1 D 22/14 3 J O 2 7

Z

審査請求 未請求 請求項の数8 OL (全 7 頁)

(21)出願番号

特願平11-39499

(22)出顧日

平成11年2月18日(1999, 2, 18)

(71)出願人 000001236

株式会社小松製作所

東京都港区赤坂二丁目3番6号

(72)発明者 岸井 憲一

石川県小松市符津町ツ23 株式会社小松製

作所粟津工場内

(74)代理人 100097755

弁理士 井上 勉

Fターム(参考) 3J027 FA17 FA36 CC13 CE03 CE07

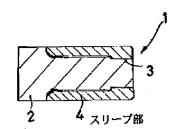
(54) 【発明の名称】 遊風歯車装置およびその製造方法

(57)【要約】

【課題】 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星歯車軸において、スピンドル部とスリーブ部との同軸度精度を保証しつつ、加工を容易に行なう。また、構造を簡素化して加工コストの低減を図る。

【解決手段】 スピンドル部2とスリーブ部4との組付け後の遊星歯車軸の外径を面一に形成する。また、スピンドル部とスリーブ部とを一体物で形成する。

第1実施例に係る遊星歯車軸の断面図



スピンドル部

(2)

【特許請求の範囲】

【請求項1】 キャリヤに片持ち支持されるとともに、 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星歯車 軸を備える遊星歯車装置において、前記スピンドル部と スリーブ部との組付け後の遊星歯車軸の外径を面一に形 成することを特徴とする遊星歯車装置。

【請求項2】 キャリヤに片持ち支持されるとともに、 スピンドル部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星歯車 軸を備える遊星歯車装置において、前記スピンドル部と スリーブ部とを一体物で形成することを特徴とする遊星 10 歯車装置。

【請求項3】 前記遊星歯車軸に装着される遊星ギヤの 一側面がスラストブッシュを介して前記キャリヤに当接 され、他側面がスラストブッシュを介して前記遊星歯車 軸に止着されるブレートに当接される請求項1または2 に記載の遊星歯車装置。

【請求項4】 前記スピンドル部に径方向に向けて穿設 される潤滑油孔と、前記スリーブ部に径方向に向けて穿 設される潤滑油孔とが同位相にされている請求項1また は2 に記載の遊星歯車装置。

【請求項5】 前記キャリヤと前記スピンドル部との結 合むよび/または前記スピンドル部と前記スリーブ部と の結合がねじ結合とはめあい結合の組み合わせ結合とさ れている請求項1または2に記載の遊星歯車装置。

【請求項6】 前記スピンドル部を圧入する前記キャリ ヤの圧入孔の周囲にその圧入孔と略同心円状の溝が形成 される請求項1または2に記載の遊星歯車装置。

【請求項7】 前記スピンドル部の前記キャリヤへの圧 入後にそのスピンドル部の端面が拘束手段により拘束さ れる請求項1または2に記載の遊星歯車装置。

【請求項8】 請求項2に記載の遊星歯車装置の製造方 法であって、軸部とその軸部の先端側に傘状に張り出す 円板状部とよりなる素材を用い、この素材における前記 軸部の基端部側に管状型を被せ、この素材を軸芯周りに 回転させながら、回転ローラにより前記円板状部を前記 軸部側に押し付けて前記遊星歯車軸を成形し、この成形 後に前記管状型を抜き取ることを特徴とする遊星歯車装 置の製造方法。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、遊星歯車装置およ びその製造方法に関し、より詳しくはキャリヤに片持ち 支持されるとともに、スピンドル部とスリーブ部の二重 構造よりなる遊星歯車軸を備える遊星歯車装置およびそ の製造方法に関するものである。

[0002]

【従来の技術】一般に、遊星歯車装置は、太陽ギヤとそ れに噛み合う複数個の遊星ギヤとそれら遊星ギヤの周囲 に配されるリングギヤとを備え、遊星ギヤが、固定また 造とされている。との遊星歯車装置としては、装置全体 の小型化を図る観点から、あるいは組付け性の向上を図 る観点から、遊星歯車軸をキャリヤによって片持ち支持 するようにした支持構造のものが多く用いられている。

【0003】ところが、このように遊星歯車軸を片持ち 支持構造にすると、遊星ギヤ等に大荷重がかかったとき に遊星歯車軸が撓んでギヤ同士の歯当たりが悪くなると いう不具合を発生することから、図9(a)に示されて いるように、遊星歯車軸50をスピンドル部51とスリ ーブ部52の二重構造にしたもの(スリーブ式の遊星歯 車軸)が提案されている(英国特許第1,101,13 1号明細書参照)。このような構造にすれば、遊星ギヤ 53が大荷重を受けた場合にもスピンドル部51だけが 撓んでスリーブ部52、言い換えれば遊星ギヤ53の歯 面を平行移動させ、負荷の分担作用を容易に行わせると とができる。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、このス リープ式の遊星歯車軸を有する遊星歯車装置において は、図9(b)に示されているように、スピンドル部5 1とスリーブ部52とが圧入により結合される構造であ るために、これらスピンドル部51とスリーブ部52と の結合部における同軸度や傾き等にばらつきが生じ、と れによって遊星ギヤの位置不良や傾き等によって噛み合 い不良が発生してしまう。とのため、との遊星歯車軸の 加工精度を保証する上で、スピンドル部51とスリーブ 部52とを結合した後に加工を施すことが行なわれる が、従来構造ではスピンドル部51とスリーブ部52と の外径が異なっていて段付き形状であるために同時加工 30 ができず、加工コストの増大が避けられないという問題 点がある。

【0005】本発明は、このような問題点を解消するた めになされたもので、第1に、スピンドル部とスリーブ 部との同軸度の精度を保証しつつ、加工を容易に行なっ て加工コストの低減を図ることのできる遊星歯車装置を 提供することを目的とするものである。また、本発明 は、第2に、構造を簡素化して加工コストの低減を図る ことのできる遊星歯車装置を提供することを目的とする ものである。

[0006]

【課題を解決するための手段および作用・効果】前記第 1の目的を達成するために、第1発明(請求項1に係る 発明)による遊星歯車装置は、キャリヤに片持ち支持さ れるとともに、スピンドル部とスリーブ部の二重構造よ りなる遊星歯車軸を備える遊星歯車装置において、前記 スピンドル部とスリーブ部との組付け後の遊星歯車軸の 外径を面一に形成することを特徴とするものである。

【0007】との第1発明によれば、スピンドル部とス リーブ部との組付け後の遊星歯車軸の外径が面一(同一 は回転するキャリヤに遊星歯車軸を介して支持される構 50 径) に形成されているので、スピンドル部とスリーブ部 (3)

との組付け後にその外径を同時加工することができる。 したがって、従来の段付き形状のものに比べて加工の容 易化を図って加工コストの低減を図ることができ、併せ てスピンドル部とスリーブ部の同軸度の精度保証を確実 なものとすることができる。なお、スピンドル部とスリ ーブ部との結合方法としては、圧入、ボルト・ナット結 合、溶接、ねじ結合等のいずれであっても良い。

【0008】また、前記第2の目的を達成するために、 第2発明(請求項2に係る発明)による遊星歯車装置 部とスリーブ部の二重構造よりなる遊星歯車軸を備える 遊星歯車装置において、前記スピンドル部とスリーブ部 とを一体物で形成することを特徴とするものである。

【0009】この第2発明によれば、スピンドル部とス リーブ部とが一体物で形成されているので、これらスピ ンドル部とスリーブ部とを個別に作製する必要がなくな り、部品点数を削減して構造の簡素化を図ることができ るとともに、スピンドル部とスリーブ部との溶接、圧入 等による結合が不要となり、材料コスト等の削減を図る ととができる。なお、スピンドル部とスリーブ部の一体 20 物の作製方法としては、鍛造、フローフォーミング、切 削加工等のいずれであっても良い。

【0010】前記第1発明および第2発明においては、 前記遊星歯車軸に装着される遊星ギヤの一側面がスラス トブッシュを介して前記キャリヤに当接され、他側面が スラストブッシュを介して前記遊星歯車軸に止着される ブレートに当接される構造を採用するのが好ましい。と うすることで、遊星ギヤ側面の当接面はその側面全面と なって面圧が小さくなり、耐摩耗性を向上させることが できる。また、従来のように太陽ギヤやリングギヤの両 30 脇に遊星ギャの当接部となる肩部を別途設ける必要がな くなり、構造簡素化によりコストダウンを図ることがで きる。

【0011】また、前記スピンドル部に径方向に向けて 穿設される潤滑油孔と、前記スリープ部に径方向に向け て穿設される潤滑油孔とを同位相にするのが好ましい。 これにより、スピンドル部の内部からその径方向に穿設 される潤滑油孔を通して潤滑油を吹き出させて、スリー ブ部に穿設される潤滑油孔を通して遊星ギャ内径部を潤 滑することができる。したがって、従来のようにスリー 40 ブ部にOリングを挿入してスピンドル部とスリーブ部と の間をシールする必要がなくなり、OリングおよびOリ ング溝加工が不要となって構造の簡素化を図ることがで きる。

【0012】前記各発明においてはまた、前記キャリヤ と前記スピンドル部との結合および/または前記スピン ドル部と前記スリーブ部との結合をねじ結合とはめあい 結合の組み合わせ結合とするのが好適である。とうする ことで、ねじ結合部にて結合力を保持させ、はめあい結

て、従来のような結合のためのボルト・ナットの廃止ま たは圧入もしくは溶接工程の廃止によってより構造を簡 素化することができ、コストダウンに寄与することがで きる。

【0013】また、前記スピンドル部を圧入する前記キ ャリヤの圧入孔の周囲にその圧入孔と略同心円状の溝を 形成するのが好ましい。とのようにすれば、との溝によ って圧入孔のピーク面圧を低減させてその圧入孔の耐へ たり性を向上させることができる。こうして、スピンド は、キャリヤに片持ち支持されるとともに、スピンドル 10 ル部の外径を小さくしたり、圧入長さを短くすることが でき、装置のコンパクト化によるコストダウンを図ると とができる。なお、この溝は遊星ギヤ側もしくは遊星ギ ヤと反対側のいずれでも効果があり、勿論両側に設ける ととも可能である。

> 【0014】さらに、前記スピンドル部の前記キャリヤ への圧入後にそのスピンドル部の端面を拘束手段により 拘束するようにするのが好ましい。こうすることで、キ ャリヤの圧入孔内でのスピンドル部の変形および傾きを 抑えることができて圧入部の面圧低減を図ることができ る。ここで、この拘束手段としては、プレートとボルト とによるもの、溶接、ビン止め、ねじ止め等の種々の手 段が採用され得る。

> 【0015】次に、第3発明(請求項8に係る発明)に よる遊星歯車装置の製造方法は、前記第2発明に係る遊 星歯車装置の製造方法であって、軸部とその軸部の先端 側に傘状に張り出す円板状部とよりなる素材を用い、こ の素材における前記軸部の基端部側に管状型を被せ、と の素材を軸芯周りに回転させながら、回転ローラにより 前記円板状部を前記軸部側に押し付けて前記遊星歯車軸 を成形し、この成形後に前記管状型を抜き取ることを特 徴とするものである。

【0016】との第3発明の製造方法においては、ま ず、軸部とその軸部の先端側に傘状に張り出す円板状部 とよりなる素材が例えば鍛造により作製される。次に、 この素材における軸部の基端部側に管状型が被せられ、 次いでその素材を軸芯周りに回転させながら、回転ロー ラにより素材の円板状部がつぶされて軸部側に押し付け られ、この部分がスリーブ部に成形される。そして、こ のスリーブ部の成形後に軸部から管状型を抜き取ること により遊星歯車軸が作製される。本発明の製造方法によ れば、比較的に簡単な工程により、スピンドル部とスリ ーブ部との一体成形物を作製することができる。したが って、これらスピンドル部とスリーブ部とを個別に作製 する必要がなくなり、部品点数を削減して構造の簡素化 を図ることができ、またスピンドル部とスリーブ部との 溶接、圧入等による結合が不要となるので、材料コスト 等の削減を図ることができる。

[0017]

【発明の実施の形態】次に、本発明による遊星歯車装置 合部にて芯出し精度を保証させることができる。こうし 50 およびその製造方法の具体的な実施の形態について、図

面を参照しつつ説明する。

【0018】(第1実施例)図1には、本発明の第1実 施例に係る遊星歯車軸の断面図が示されている。

[0019] 本実施例の遊星歯車軸1は、キャリヤに片持ち支持されるスピンドル部2と、このスピンドル部2 先端の結合部3の箇所でその外周部に圧入結合されるスリーブ部4との二重構造とされ、スピンドル部2の基端部側の外径がスリーブ部4の外径と等しくされている。こうして、スピンドル部2とスリーブ部4との組付け後において遊星歯車軸1の外径が面一に形成される。

【0020】とのように構成されているので、スピンドル部2とスリーブ部4との組付け後にそれらスピンドル部2とスリーブ部4の外径を同時加工することができる。したがって、従来の段付き形状のもの(図9(b)参照)に比べて、スピンドル部2とスリーブ部4の同軸精度を出すための外径の加工を容易に行うことができ、加工コストの低減を図ることができる。

【0021】本実施例においては、スピンドル部2とス リーブ部4とを圧入により結合するものについて説明したが、この圧入による結合方法以外にも、ボルト・ナッ ト結合もしくは溶接もしくはねじ結合等のいずれの結合 方法を用いても良い。

【0022】(第2実施例)図2には、本発明の第2実施例に係る遊星歯車装置の断面図が示されている。

【0023】本実施例においては、前記第1実施例の遊星歯車軸1をキャリヤ5に片持ち支持するに際して、スリーブ部4の外周部にベアリング6を介して装着される遊星ギャ7の一側面を、スラストブッシュ8を介してキャリヤ5に当接させ、他側面をやはりスラストブッシュ8を介して前記スリーブ4に被嵌されるブレート9に当30接させるように構成されている。なお、前記プレート9はスナップリング10によりスリーブ部4に止着されている。

【0024】従来、遊星ギヤの軸方向の固定手段としては、太陽ギヤおよびリングギヤの両脇に遊星ギヤの当接部となる肩部を設け、これら肩部間に遊星ギヤを入れるようにした構造が知られているが、このような方法では遊星ギヤの側面の当たり面積が小さいため面圧が高く、耐摩耗性が低下するという欠点を有している。これに対して、本実施例の前述の構成によれば、遊星ギヤ7側面40の当接面はその側面全面となって面圧が小さくなり、耐摩耗性を向上させることができる。また、従来のように太陽ギヤやリングギヤの両脇に肩部を別途設ける必要がなくなり、構造を簡素化することができてコストダウンに寄与することができる。

【0025】本実施例においては、前記プレート9をスナップリング10により固定するものについて説明したが、とのプレート9はスリーブ部4と一体構造としても良いし、あるいはねじ結合、ボルト・ナット結合、溶接、圧入等の結合方法を用いて固定しても良い。また、

遊星ギヤ7の側面にはスラスト荷重を受けるベアリング やブッシュがあっても、本実施例のような荷重支持方法 を適用することができる。

【0026】(第3実施例)図3には、本発明の第3実施例に係る遊星歯車装置の断面図が示されている。

【0027】本実施例は、前記第1実施例の遊星歯車軸 1における遊星ギヤ7の内径部の潤滑構造に関するもの である。本実施例においては、スピンドル部2に軸方向 の潤滑油孔11と、この潤滑油孔11に連通する径方向 の潤滑油孔12とが穿設され、この径方向の潤滑油孔1 2と、スリーブ部4に径方向に向けて穿設される潤滑油 孔13とが同位相にされている。

【0028】本実施例においては、スピンドル部2の内部からその径方向の潤滑油孔12を通して潤滑油を吹き出させて、スリーブ部4の径方向の潤滑油孔13を通して遊星ギヤ7内径部が潤滑される。したがって、従来のようにスリーブ部4とスピンドル部2との間隙部に〇リングを挿入してそれらスピンドル部2とスリーブ部4との間をシールする必要がなくなり、〇リングおよび〇リング溝加工が不要となって構造の簡素化を図ることが可能となる。

【0029】(第4実施例)図4には、本発明の第4実施例に係る遊星歯車装置の断面図が示されている。

【0030】従来の遊星歯車軸においては、スピンドル部2とスリーブ部4とがねじにより結合された構造とされている。ところが、このようなねじ構造のみでは、ねじ精度のばらつきによってスピンドル部2の位置精度保証が困難な場合がある。これを考慮し、本実施例では、キャリヤ5とスピンドル部2との結合方式として、ねじ結合部14とはめあい結合方式を採用し、同様にスピンドル部2とスリーブ部4との結合方式として、ねじ結合部14とはめあい結合部15とを組み合わせてなる組み合わせ結合方式を採用している。

【0031】本実施例によれば、ねじ結合部14にて結合力を保持させ、はめあい結合部15にて芯出し精度を保証させることができる。こうして、従来のような結合のためのボルト・ナットを廃止することができ、または圧入もしくは溶接工程を廃止することができ、これによって構造をより簡素化することができ、コストダウンに寄与することができる。

【0032】(第5実施例)図5には、本発明の第5実施例に係る遊星歯車軸の断面図が示されている。

【0033】前記第1実施例乃至第4実施例においては、スピンドル部2とスリーブ部4とを結合させた構造にしたが、本実施例においては、遊星歯車軸20をスピンドル部21とスリーブ部22との一体物で形成している。

【0034】とのような一体物の遊星歯車軸20は次の 50 ようなフローフォーミング加工によって作製される。す (5)

なわち、まず図6(a)に示されるような、軸部23とその軸部23の先端側に傘状に張り出す円板状部24とよりなる素材25が例えば鍛造により作製される。次に、図6(b)(c)に示されるように、前記素材25における軸部23の基端部側に管状型26を被せ、次いでその素材25を軸芯周りに回転させながら、本実施例では3個の回転ローラ27により素材25の円板状部24をつぶして軸部23側に押し付けるように相対移動させる。こうして、この円板状部24が軸部23側に押し付けられると、この押し付けられた部分がスリーブ部2102になる。この後、軸部23から管状型26を抜き取る

【0035】本実施例の遊星歯車軸構造によれば、スピンドル部21とスリーブ部22とが一体物で形成されているので、これらスピンドル部21とスリーブ部22とを個別に作製する必要がなくなり、部品点数を削減して構造の簡素化を図ることができる。また、スピンドル部とスリーブ部との溶接、圧入等による結合が不要となるので、材料コスト等の削減を図ることができる。

ことにより遊星歯車軸20の作製が完了する。

【0036】本実施例においては、フローフォーミング 20 加工によるものを説明したが、本実施例の遊星歯車軸は、その他、鍛造によって作製することもできるし、あるいは切削加工によりスピンドル部とスリーブ部との間にリング状の穴あけ加工を施すことによりを作製することもできる。

【0037】(第6実施例)図7には、本発明の第6実施例に係る遊星歯車装置の断面図(a)および(a)の A矢視図(b)が示されている。

【0038】本実施例においては、キャリヤ5に対してスピンドル部28を圧入する際にその圧入穴29の面圧 30が高くなることに鑑み、この圧入孔29の周囲であって遊星ギヤ7側とその反対側とにその圧入孔29と略同心円状の溝30を形成したものである。

【0039】本実施例によれば、キャリヤちに形成されている溝30によって圧入孔29のピーク面圧を低減させてその圧入孔29の耐へたり性を向上させることができる。したがって、スピンドル部28の外径を小さくしたり、あるいは圧入長さを短くすることができるので、装置のコンパクト化に寄与することができる。なお、この溝30は遊星ギヤ側のみであっても、遊星ギヤと反対の断面図である。側のみであっても所望の効果を奏するものである。また、この溝30の形状は必ずしも円形に限る必要はなには、造工程説明図である。

【0040】(第7実施例)図8には、本発明の第7実施例に係る遊星歯車装置の断面図(a)および(a)のB矢視図(b)が示されている。

【0041】本実施例は、前記第6実施例と同様、スピンドル部28の圧入穴29の面圧を低減させるための構造に関するものであって、スピンドル部28の場面をブレート 50 す図である。

31とボルト32とよりなる拘束手段により拘束するように構成したものである。このようにすれば、キャリヤ5の圧入孔29内でのスピンドル部28の変形および傾きを抑えることができるので、圧入孔9の面圧を低減することができる。

【0042】本実施例では、各スピンドル部毎に1枚のプレート31を取り付けるものとしたが、複数のスピンドル部に対して1枚のプレートを取り付けるようにしても良い。また、本実施例のようなプレートとボルトとによる拘束手段のほか、スピンドル部をキャリヤに溶接したり、ピン止めやねじ止め等種々の拘束手段を採用することも可能である。

【0043】また、前記第6実施例の手段と前記第7実施例の手段とを併用することもでき、これによって圧入 孔の面圧低減効果をより高めることができる。

【0044】前述の説明において、第2実施例、第3実施例および第4実施例については、第1実施例に記載のスピンドル部とスリーブ部の外径を同一にした遊星歯車軸の構造のもので説明したが、これら第2実施例~第4実施例の構造は、第5実施例に記載のスピンドル部とスリーブ部とを一体構造にした遊星歯車軸の構造のものにも適用することができる。また、第6実施例および第7実施例については、従来例のようなスピンドル部とスリーブ部が分割で圧入結合タイプで、かつスピンドル部とスリーブ部が分割で圧入結合タイプで、かつスピンドル部とスリーブ部が段付き形状で説明したが、第5実施例に記載のスピンドル部とスリーブ部とを一体構造にした遊星歯車軸の構造でも適用できるし、第1実施例に記載のスピンドル部とスリーブ部の外径を同一にした遊星歯車軸の構造ものにも適用することができる。

| 【図面の簡単な説明】

【図1】図1は、本発明の第1実施例に係る遊星歯車軸の断面図である。

【図2】図2は、本発明の第2実施例に係る遊星歯車装置の断面図である。

【図3】図3は、本発明の第3実施例に係る遊星歯車装置の断面図である。

【図4】図4は、本発明の第4実施例に係る遊星歯車装置の断面図である。

【図5】図5は、本発明の第5実施例に係る遊星歯車軸の転面図である

【図6】図6は、本発明の第5実施例の遊星歯車軸の製造工程説明図である。

【図7】図7は、本発明の第6実施例に係る遊星歯車装置の断面図(a)および(a)のA矢視図(b)であ

【図8】図8は、本発明の第7実施例に係る遊星歯車装置の断面図(a)および(a)のB矢視図(b)である。

【図9】図9は、従来のスリーブ式遊星歯車軸構造を示す図である。

R

2010/012

(6)

特開2000-240735

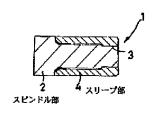
10

9		
【符号の説明】	* 14	ねじ結合部
1,20 遊星歯車軸	15	はめあい結合部
2,21,28 スピンドル部	2 3	軸部
3 結合部	2 4	円板状部
4.22 スリープ部	2 5	素材
5 キャリヤ	26	管状型
7 遊星ギヤ	27	回転ローラ
8 スラストブッシュ	29	圧入孔
9 プレート	3 0	溝
10 スナップリング	10 31	プレート
11, 12, 13 潤滑油孔	* 32	ボルト

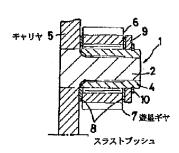
【図1】

[図2]

第1実施例に係る遊星歯車軸の断面図

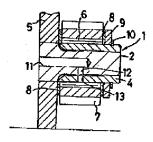


第2実施例に係る遊星歯車装置の断面図



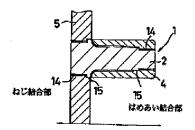
[図3]

第3実施例に係る遊星歯事装置の断面図



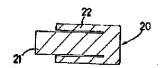
【図4】

第4実施例に係る遊星歯車装置の断面図



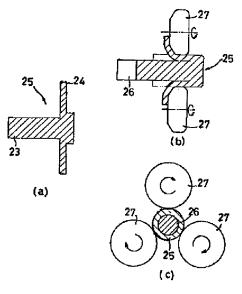
【図5】

第5実施例に係る遊星歯車軸の断面図



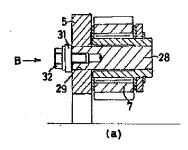
【図6】

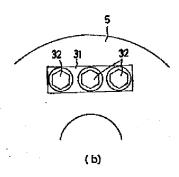
第5実施例に係る遊星歯車軸の製造工程説明図



[図8]

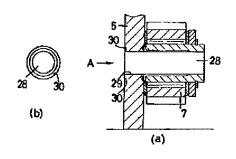
第7実施例に係る遊星婦車装置の断面図 (a) および (a) のA矢視図 (b)





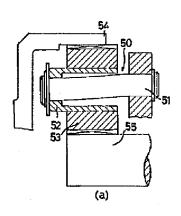
[図7]

第6 実施例に係る遊星歯車装置の断面図 (a) および (a) のA矢視図 (b)



[図9]

従来のスリープ式遊星歯車軸構造を示す図





Searching PAJ

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2000-240735

(43)Date of publication of application: 05.09.2000

(51)Int.Cl.

F16H 1/28 B210 22/14

(21)Application number: 11-039499

(71)Applicant:

KOMATSU LTD

(22)Date of filing:

18.02,1999

(72)Inventor:

KISHII KENICHI

(54) EPICYCLIC GEAR DEVICE AND MANUFACTURE THEREOF

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To lower the cost while facilitating the working by forming outer diameter of an epicyclic gear shaft equal over the whole thereof after assembling a spindle part and a sleeve part in the gear shaft.

SOLUTION: An epicyclic gear shaft 1 is formed into the double structure of a spindle part 2 and a sleeve part 4 to be pressed into the peripheral part of a bonding part of the gear shaft 1 and the spindle part 2, and outline of the spindle part 2 at the base end side thereof is formed equal to the outer diameter of the sleeve part 4. After assembling the spindle part 2 and the sleeve part 4, the outer diameter of the epicyclic gear shaft 1 is formed into the same surface. The outer diameter of the spindle part 2 and the sleeve part 4 can be worked at the same time after assembling the spindle part 2 and the sleeve part 4. Consequently, in comparison with a conventional device with step, working of the outer diameter for concentrical accuracy of the spindle part 2 and the sleeve part 4 is facilitated, and the working cost can be lowered.

